

⑯ Offenlegungsschrift  
⑯ DE 199 07 492 A 1

⑯ Int. Cl. 6:  
F 04 B 37/10  
F 04 B 39/02  
F 25 B 31/00

⑯ Aktenzeichen: 199 07 492.5  
⑯ Anmeldetag: 22. 2. 99  
⑯ Offenlegungstag: 26. 8. 99

⑯ Unionspriorität:  
10-42386 24. 02. 98 JP  
⑯ Anmelder:  
Denso Corp., Kariya, Aichi, JP  
⑯ Vertreter:  
Zumstein & Klingseisen, 80331 München

⑯ Erfinder:  
Kato, Hiroyasu, Nishio, Aichi, JP; Nakashima, Masafumi, Nishio, Aichi, JP; Sakai, Takeshi, Nishio, Aichi, JP; Uchida, Kazuhide, Nishio, Aichi, JP

**Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen**

⑯ CO<sub>2</sub>-Kompressor  
⑯ Es wird ein CO<sub>2</sub>-Kompressor zum Unterdrucksetzen und Transportieren eines Schmiermittels unter einem Abgabedruck offenbart. Wenn der Ölweg in seiner Größe verkleinert wird oder ein druckreduzierendes Teil eingesetzt wird, um den großen Differenzdruck, der zwischen dem Abgabedruck und dem Einlaßdruck bewirkt wird, zu handhaben, unterliegt der Ölweg der Gefahr, daß er durch Fremdmaterial leicht verstopft wird. In Hinblick hierauf ist eine intermittierende Ölzuführungseinrichtung in dem Ölweg unter Verwendung des Gleitkontaktbereiches zwischen einem festgelegten Element des Kompressorkörpers und einem bewegbaren Element ausgebildet. Auf diese Weise wird die wesentliche Schmierzeitperiode verkürzt und wird die Menge des zugeführten Öls beschränkt.

## Beschreibung

Die Erfindung betrifft einen CO<sub>2</sub>-Kompressor zum Komprimieren des CO<sub>2</sub>-Kühl- bzw. Kältemittels (des Kohlenstoffdioxid-Kühl- bzw. Kältemittels), das in einem Klimatisierungssystem verwendet wird, oder insbesondere eine Schmiermittelzuführungseinheit für den CO<sub>2</sub>-Kompressor.

Bei einem Klimatisierungssystem, das ein Fluorid, beispielsweise HFC134, als ein Kühl- bzw. Kältemittel verwendet, wie es im Stand der Technik weit verbreitet verwendet worden ist, wird eine Schmiermittelzuführungseinheit benutzt, in der ein Schmiermittel, beispielsweise ein Kühlmaschinenöl, das zuvor mit dem Kühl- bzw. Kältemittel vermischt worden ist, aus dem komprimierten Kühl- bzw. Kältemittel abgeschieden und vorübergehend in der Abgabekammer des Kühl- bzw. Kältemittelkompressors gehalten wird, und wird das so abgeschiedene Schmiermittel durch den Differenzdruck zwischen dem Abgabedruck und dem Einlaßdruck des Kompressors selbst oder durch den Differenzdruck zwischen dem Abgabedruck oder dem Einlaßdruck und dem Druck zwischen den beiden Drücken ohne Verwendung einer Schmiermittelpumpe oder dergleichen, die eine Antriebsleistung erforderlich macht, transportiert, wodurch das Schmiermittel zu den Gleitteilen oder dergleichen des Kühl- bzw. Kältemittelkompressors geführt wird, der eine Schmierung zum zwangseisem Schmieren dieser Teile erforderlich macht.

Wenn bei der obenbeschriebenen Schmiermittelzuführungseinheit der Differenzdruck zwischen dem Abgabedruck und dem Einlaßdruck, der für den Transport des Schmiermittels verwendet wird, mit der Drehzahl des Kompressors ansteigt, nimmt die Strömungsgeschwindigkeit des Schmiermittels gelegentlich mehr als notwendig zu. Daher ist, wie beispielsweise in der ungeprüften japanischen Gebrauchsmuster-Veröffentlichung (Kokai) Nr. 59-119 992 beschrieben ist, ein Druckreduzierungssteil, beispielsweise ein dünnes Einschnürungselement oder ein poröses Material in einen Ölweg eingesetzt, oder ist der Ölweg des Schmiermittels eng und lang ausgebildet, um seinen Widerstand zu vergrößern, wodurch die Strömungsgeschwindigkeit des Schmiermittels unterdrückt bzw. herabgesetzt wird.

Bei einem Klimatisierungssystem, das CO<sub>2</sub> als ein Kühl- bzw. Kältemittel verwendet, ist der Differenzdruck zwischen dem Einlaßdruck und dem Abgabedruck etwa 5 mal größer als derjenige für ein Klimatisierungssystem, das ein übliches Kühl- bzw. Kühlmittel, beispielsweise HFC134, verwendet. Zur Zwangsschmierung durch den Transport des Schmiermittels unter dem Differenzdruck zwischen dem Abgabedruck und dem Einlaßdruck des Kühl- bzw. Kältemittelkompressors, der CO<sub>2</sub> als ein Kühl- bzw. Kältemittel verwendet, ist es notwendig, die Strömungsgeschwindigkeit des Schmiermittels viel stärker herabzusetzen als dann, wenn ein übliches Kühl- bzw. Kältemittel verwendet wird. Somit muß ein Einschnürungselement oder ein ähnliches Druckreduzierungsselement, das in dem Ölweg angeordnet ist, sehr dünn und lang sein.

Das Herstellen eines dünnen, langen Druckreduzierungssteils zur Verwendung in dem Schmiermittelweg erfordert Arbeit für die maschinelle Verarbeitung, was zu hohen Kosten führt. Nicht nur dies; Fremdmaterial, beispielsweise Metallstaub, der zu der Zeit der maschinellen Verarbeitung erzeugt worden ist und gelegentlich an den einen Kühlzyklus bildenden Teilen haften bleibt, oder Fremdmaterial oder ein hoch viskoser Klumpen, der erzeugt wird, wenn ein kondensierendes Material, das obwohl selten in dem Kühl- bzw. Kältemittel oder dem Schmiermittel beigemischt ist, kondensiert, können die druckreduzierenden Teile, beispielsweise ein dünnes Einschnürungselement, das in der

Schmiermittelzuführungseinheit ausgebildet ist, verstopfen, und verhindert eine stabile Schmierung. Dies kann die Leistung und Zuverlässigkeit des Kompressors und damit des Klimatisierungssystems herabsetzen.

Die Aufgabe der Erfindung ist es, sich mit den oben angegebenen Problemen der herkömmlichen Schmiermittelzuführungseinheit, die für den CO<sub>2</sub>-Kompressor verwendet wird, zu befassen und die Probleme mit neuen Mitteln zu überwinden, wodurch verhindert wird, daß der Ölweg der Schmiermittelzuführungseinheit des CO<sub>2</sub>-Kompressors mit Fremdmaterial verstopft wird, um so die stabile Zuführung einer geeigneten Schmiermittelmenge sicherzustellen, während gleichzeitig die Herstellungskosten der mit der Schmiermittelzuführungseinheit des CO<sub>2</sub>-Kompressors verbundenen Teile herabgesetzt werden.

Erfindungsgemäß ist als ein Mittel zur Lösung der oben beschriebenen Probleme ein CO<sub>2</sub>-Kompressor vorgesehen, der in jedem der beigefügten Ansprüche beschrieben ist.

Bei einem CO<sub>2</sub>-Kompressor gemäß dieser Erfindung wird 20 das in einem Ölbehälter gespeicherte Schmiermittel mittels des Differenzdrucks zwischen dem auslaßseitigen Druck und dem einlaßseitigen Druck unter Druck gesetzt und unter Druck den eine Schmierung benötigenden Teilen zugeführt. Daher ist die Schmiermittelzuführungseinheit, die Strom 25 verbraucht, wie beispielsweise eine Schmiermittelpumpe, nicht erforderlich. Auch wird trotz des sehr großen Differenzdrucks zwischen dem Abgabedruck und dem Einlaßdruck, der ein Problem einzig für einen Kühl- bzw. Kältemittelkompressor eines Klimatisierungssystems ist, das das 30 CO<sub>2</sub>-Kühl- bzw. Kältemittel verwendet, das Schmiermittel den eine Schmierung benötigenden Teilen durch Einstellen der Schmiermittelströmungsgeschwindigkeit ohne Verwendung von irgendwelchen Druckreduzierungssteilen zum Verkleinern der Größe des Schmiermittelströmungsweges zugeführt. Daher ist im Vergleich zu dem Fall der Verwendung eines druckreduzierenden Teils, beispielsweise eines sehr 35 dünnen Einschnürungselementes, um dem großen Differenzdruck zu entsprechen, die Wahrscheinlichkeit, daß die Druckreduzierungssteile mit Fremdmaterial verstopft werden, überwunden, und kann eine stabile, zuverlässige Schmiermittelzuführungseinheit realisiert werden. Des weiteren werden durch das Fehlen des Vorgangs der Bearbeitung der druckreduzierenden Teile die Herstellungskosten herabgesetzt.

Insbesondere umfaßt der CO<sub>2</sub>-Kompressor gemäß der vorliegenden Erfindung etwas, was als eine intermittierende Schmiereinrichtung bezeichnet wird, die mindestens in einem Teil des Ölwegs zum intermittierenden Zuführen von Öl angeordnet ist. Daher kann die Menge (Strömungsgeschwindigkeit) der Schmiermittelzuführung frei eingestellt und verändert werden, indem die Länge der Schmierungszeit mit der intermittierenden Schmireinrichtung ohne irgendwelche druckreduzierenden Teile in dem Ölweg eingestellt wird. Demzufolge gibt es kein Problem, daß der Ölweg 50 mit Fremdmaterial verstopft wird, was andererseits in den druckreduzierenden Teilen verursacht werden könnte, die in dem Ölweg verwendet werden. Somit kann eine stabile und zuverlässige Schmiermittelzuführungseinheit realisiert werden. Gleichzeitig kann die überwundene Notwendigkeit der 55 Bearbeitung der druckreduzierenden Teile die Herstellungskosten senken.

In dem Fall, bei dem der CO<sub>2</sub>-Kompressor der vorliegenden Erfindung aus einem CO<sub>2</sub>-Kompressor des Spiraltyps gebildet ist, kann die intermittierende Schmireinrichtung, die in dem Ölweg angeordnet ist, aus einer End- bzw. Stirnplatte der bewegbaren Spirale des Spiralkompressors und einem dieser gegenüberliegenden festgelegten Teil konfiguriert sein. Da der Ölweg durch die Umlaufbewegung der

End- bzw. Stirnplatte automatisch geöffnet und geschlossen wird, ist es nicht notwendig, die intermittierende Schmier-einrichtung mit einem speziellen Ventil und einem Antriebs-mittel für dieses oder dergleichen auszustatten. In diesem Fall kann die intermittierende Schmierereinrichtung zwischen der Rückseite der Stirn- bzw. Endplatte der bewegbaren Spirale und der Fläche des dieser gegenüberliegenden festgelegten Elementes oder zwischen der Vorderseite der Stirn- bzw. Endplatte der bewegbaren Spirale und der Fläche des dieser gegenüberliegenden festgelegten Elementes gebildet sein.

In dem Fall, daß der CO<sub>2</sub>-Kompressor dieser Erfindung aus einem Kompressor des Kolbentyps insbesondere mit einem hin- und hergehenden Kolben gebildet ist, kann andererseits die intermittierende Schmierereinrichtung, die in dem Ölweg angeordnet ist, zwischen dem Kolben und der Zylinderbohrung ausgebildet sein, in die der Kolben verschiebbar eingesetzt ist. In diesem Fall wird die Öffnung des Ölweges zu der Zylinderbohrung durch die hin- und hergehende Bewegung des Kolbens geöffnet oder geschlossen. Der Ölweg wird durch den Kolben automatisch geöffnet oder geschlossen, und daher ist es nicht notwendig, eine besondere Ventileinrichtung für die intermittierende Schmierereinrichtung vorzusehen. Auch kann in dem Fall, daß ein Kolbenring für den Kolben vorgesehen ist, die intermittierende Schmierereinrichtung zwischen dem Kolbenring und der Zylinderbohrung ausgebildet sein, in die der Kolben verschiebbar eingesetzt ist. In diesem Fall kann die gesamte Bauweise vereinfacht werden, indem ein Teil des Ölweges mit einer Kolbenring-nut gestaltet wird.

Nachfolgend wird die Erfindung ausschließlich beispielhaft weiter ins einzelne gehend unter Bezugnahme auf die Zeichnungen erläutert, in denen zeigen:

Fig. 1 eine vordere Längs-Schnittansicht mit der Darstellung einer ersten Ausführungsform der Erfindung;

Fig. 2 vier seitliche Querschnittsansichten (a) bis (d) entlang der Linie II-II in Fig. 1 unter Darstellung der bewegbaren Spirale, die jeweils um 90° gedreht ist;

Fig. 3 eine vordere Längsschnittansicht mit der Darstellung einer zweiten Ausführungsform der Erfindung;

Fig. 1 zeigt einen mittels eines Elektromotors angetriebenen CO<sub>2</sub>-Kompressor des Spiraltyps, der einen CO<sub>2</sub>-Kompressor einer ersten Ausführungsform der Erfindung bildet. Ein größerer rechter Teil des Innenraums eines Hauptgehäuses 1 ist von einem Motor 2 eingenommen, der eine Antriebseinheit bildet. Insbesondere ist ein Feldkern 3 entlang der Innenfläche des Gehäuses 1 befestigt, und ist ein Anker 4 mit einer Vielzahl von Permanentmagneten einstückig mittels einer Welle 5 darin gelagert, wodurch ein Wechselstrommotor 2 gebildet ist. Der Anker 4 ist axial mit Hilfe eines vorderen und eines hinteren Lagers 6a, 6b zum Abstützen der Welle 5 abgestützt und geeignet, sich gegenüber dem Feldkern 3 frei zu drehen.

Ein Ende der Welle 5 erstreckt sich in ein Kompressorgehäuse 7, das durch Verschrauben einstückig mit dem Gehäuse 1 verbunden ist und hierdurch eine gegenüber dem axialen Zentrum der Welle 5 exzentrische Kurbel 5a bildet. Die Kurbel 5a stützt drehbar einen Ansatz 9c am Zentrum einer bewegbaren Spirale 9 über ein Lager 8 ab. Obwohl nicht dargestellt ist eine Stirn- bzw. Endplatte 9d der bewegbaren Spirale 9 mit einer drehfesten Einrichtung ausgestattet, um eine Drehung zu verhindern, während sie eine umlaufende Bewegung der bewegbaren Spirale 9 zuläßt.

Eine Gleiteinheit 22 ist in gleitender Berührung mit der Rückfläche 9g der Stirn- bzw. Endplatte 9d der bewegbaren Spirale und der linken Stirnfläche 7e in Fig. 1 des Kompressorgehäuses 7 als Schubaufnahmeflächen ausgebildet. Auf diese Weise ist eine Schubabstützeinrichtung ausgebildet, in

der das Fluid in der Arbeitskammer, die zwischen Volutenschaufeln 9f, 11f der beiden Spiralen 9, 11 gebildet ist, komprimiert wird; und die sich ergebende Kompressions-Reaktionskraft, die hierdurch erzeugt wird, drückt die bewegbare Spirale 9 in der Zeichnung nach rechts, während gleichzeitig die bewegbare Spirale 9 axial abgestützt wird. Während die Kompressions-Reaktionskraft in der Arbeitskammer an den Schubaufnahmeflächen 9g, 7e der Gleiteinheit 22 wirkt, wird somit ein Schub erzeugt um die bewegbare Spirale 9 in Richtung zu der festgelegten Spirale 11 zurückzudrücken.

Die zentrale Arbeitskammer 12, die zwischen den Volutenschaufeln 9f, 11f der beiden Spiralen 9, 11 gebildet ist, die kämmend miteinander kombiniert sind, ist dazu geeignet, eine Verbindung mit einer Auslaßkammer 14 herzustellen, die als ein Raum außerhalb der Stirn- bzw. Endplatte 11d der festgelegten Spirale 11 gebildet ist, wenn das Abgasventil 13, das ein Rückschlagventil des bei konstantem Druck offenen Typs bildet, öffnet. Die Auslaßkammer 14, die mittels eines Deckels 15 verschlossen ist, steht mit dem Inneren des Hauptgehäuses 1 über einen nicht dargestellten Weg in Verbindung und stellt weiter über die Spalten des Feldkerns 3 und der Spule 19 des Motors 2 eine Verbindung mit einem Auslaßanschluß 23 her. Der Auslaßanschluß 23 ist mit dem Kühl- bzw. Kältezyklus des Klimatisierungssystems verbunden, das von CO<sub>2</sub> als Kühl- bzw. Kältemittel Gebrauch macht.

Bei der ersten Ausführungsform ist ein Einlaßanschluß 16 an dem oberen Teil der Stirn- bzw. Endplatte 11 d der festgelegten Spirale 11 angeordnet. Wenn die äußerste Arbeitskammer einer Vielzahl von sichelförmigen Arbeitskammern 17, die zwischen den Volutenschaufeln 9f, 11f in der Nähe des äußeren Umfangs vom Zentrum der beiden Spiralen 9, 11 ausgebildet ist, in Richtung zu dem äußeren Umfang hin geöffnet ist, stellt die besondere Arbeitskammer 17 eine Verbindung mit dem Einlaßanschluß 16 her, so daß das CO<sub>2</sub>, das zu komprimieren ist, in den Einlaßanschluß 16 eintreten kann.

Der mittels eines Elektromotors angetriebene CO<sub>2</sub>-Kompressor des Spiraltyps gemäß dieser Ausführungsform besitzt die obenbeschriebene Konfiguration. Wenn die Spule 19 des Motors 2 mit Wechselstrom versorgt wird, werden daher der Anker 4 und die Welle 5, die mit dem Anker 4 einstückig verbunden ist, in Umlaufrichtung angetrieben, und wird wie bei dem gewöhnlichen Kompressor des Spiraltyps die bewegbare Spirale 9 in Umlaufrichtung mittels der Kurbel 5a mit einer exzentrischen Welle angetrieben. In Hinblick auf die Tatsache, daß die bewegbare Spirale 9 umlaufen kann, sich jedoch infolge der Drehsperreinrichtung, nicht dargestellt, nicht drehen kann, lassen jedoch die sichelförmigen Arbeitskammern 17, die zwischen den Volutenschaufeln 9f, 11f der beiden Spiralen 9, 11 gebildet sind, das dort befindliche CO<sub>2</sub>-Gas von dem Einlaßanschluß 16 ausströmen, wenn der äußere Umfangsbereich der Arbeitskammern 17 offen ist. Nachdem der gleiche äußere Umfangsbereich verschlossen ist, bewegt sich das CO<sub>2</sub>-Gas allmählich radial in Richtung nach innen, wobei sein Volumen verkleinert wird. Auf diese Weise wird das CO<sub>2</sub>-Gas zu einem hohen Druck komprimiert. Das komprimierte CO<sub>2</sub>-Gas wird in die zentrale Arbeitskammer 17 abgegeben, wenn die sichelförmigen Arbeitskammern 17 in Richtung zu der zentralen Arbeitskammer 12 hin offen sind. Wenn der Druck der Arbeitskammer 12 den Öffnungsdruck des Auslaßventils 13 überschreitet, öffnet sich weiterhin das Auslaßventil 13, so daß das komprimierte CO<sub>2</sub> in die Auslaßkammer 14 abgegeben wird.

Das komprimierte CO<sub>2</sub>-Gas in der Auslaßkammer 14 strömt in das Hauptgehäuse 1 ein und in Richtung zu dem

Auslaßanschluß 23 über einen nicht dargestellten Weg, wie mittels eines Pfeils angegeben ist. In der Zwischenzeit wird das Schmiermittel, wie das Kältemaschinöl, das mit CO<sub>2</sub> vermischt ist, als Kühl- bzw. Kältemittel abgeschieden, und verbleibt es in dem Ölbehälter 21 an dem Boden des Gehäuses 1. Im Laufe des Vorgangs schmiert das Schmiermittel selbstverständlich die inneren Gleiteile wie die Lager des Motors 2. Der Druck des komprimierten CO<sub>2</sub>, d. h. der Abgabedruck, wird an dem in dem Hauptgehäuse 1 und somit in dem Ölbehälter 21, der an dessen Boden ausgebildet ist, gehaltenen Schmiermittel ausgeübt. Das komprimierte CO<sub>2</sub>-Gas, das durch die Spalten der inneren Bauteile des Motors 2 in dem Gehäuse 1 einströmt, wirkt auch in Hinblick darauf, die Teile, die die Spule 19 des Motor 2 etc. umfassen, zu kühlen.

Das Merkmal der ersten Ausführungsform besteht darin, daß ein Ölweg 20 eine Verbindung zwischen dem Kompressorgehäuse 7 herstellt. Der Ölweg 20 stellt eine Verbindung zwischen dem Ölbehälter 21, der in dem unteren Teil des Hauptgehäuses 1 zum Speichern des aus dem CO<sub>2</sub>-Kühl- bzw. Kältemittel abgeschiedenen Schmiermittels ausgebildet ist, und dem Auslaßanschluß 20a, der sich an der durch die Umlaufbewegung der End- bzw. Stirnplatte 9d der bewegbaren Spirale bewirkten Position öffnet, an der Stirn- bzw. Endfläche 7e des Gehäuses 1 her, das die Gleiteinheit 22 in gleitender Berührung mit der Rückfläche 9g der Stirn- bzw. Endplatte 9d der bewegbaren Spirale 9 bildet.

Fig. 2 ist eine Seitenansicht entlang der Linie II-II von Fig. 1, und die vier Übersichten (a), (b), (c) und (d) derselben zeigen den Zustand der bewegbaren Spirale 9, die sich zunehmend um 90° von dem Zustand (a) aus bewegt hat. In (a) von Fig. 2 ist der Auslaßanschluß 20a des Ölwegs nicht durch die Stirn- bzw. Endplatte 9d der bewegbaren Spirale 9 abgedeckt, sondern ist in Richtung zu der Einlaßkammer 24 hin offen. Daher bewirkt der Innendruck des Ölbehälters 21, d. h. der Differenzdruck zwischen dem Abgabedruck des CO<sub>2</sub>-Kompressors und dem Einlaßdruck der Einlaßkammer 24, daß das Schmiermittel in dem Ölbehälter 21 unter dem Druck zu dem Abgabearschluß 20a hin bewegt wird, der in der Gleiteinheit 22 ausgebildet ist, und zwar über dem Ölweg 20. Demzufolge wird das Schmiermittel den Gleitberührungsberichen der Volutenschaufeln 9f, 11f der beiden Spiralen 9, 11, die die Arbeitskammern 17 und die Arbeitskammer 12 bilden, zugeführt, und schmiert es diese ausreichend.

Bei dem in (b) bis (d) von Fig. 2 dargestelltem Zustand, bei dem die bewegbare Spirale 9 in Umlauf bewegt wird und der Abgabearschluß 20a durch die Rückseite 9g der Stirn- bzw. Endplatte 9d abgedeckt ist, ist die Strömung des durch den Ölweg 20 hindurchtretenden Schmiermittels unterbrochen bzw. abgeschaltet. Im Laufe der Arbeit wird die Rückfläche 9g der Stirn- bzw. Endplatte 9d gegen die Stirn- bzw. Endfläche 7e des Kompressorgehäuses 7 durch die Kompressions-Reaktionskraft gedrückt, die in den Arbeitskammern 12, 17 ausgeübt wird. Der Abgabearschluß 20a ist somit definitiv verschlossen. Folglich wird das Schmiermittel intermittierend von dem Auslaßanschluß 20a aus zugeführt, und ist die zeitliche Dauer der Zuführung des Schmiermittels wesentlich verkürzt. Dies macht es seinerseits möglich, die Menge des über den Auslaßanschluß 20a während einer gegebenen Zeit zugeführten Schmiermittels zu vergrößern, wenn der Auslaßanschluß 20a offen ist. Daher sind keine druckreduzierenden Teile, wie beispielsweise das Einschnürfungselement zum Begrenzen der Strömungsgeschwindigkeit des Schmiermittels, in dem Ölweg 20 erforderlich. Demzufolge sind die Probleme des Verstopfens der druckreduzierenden Teile durch Fremdmaterial und der zusätzlichen Kosten der maschinellen Bearbeitung vermieden. So-

mit kann das Schmiermittel stabil und definitiv zugeführt werden, während gleichzeitig die Kosten herabgesetzt und die Leistung und Zuverlässigkeit des Kompressors verbessert werden.

5 Bei dem obenbeschriebenen Fall können die wesentliche zeitliche Dauer der Zuführung des Schmiermittels und der Menge des zugeführten Schmiermittels verändert werden, indem die Öffnungsstellung des Auslaßanschlusses 20a des Ölwegs 20 an der Stirnfläche 7e des Kompressorgehäuses 7 verändert wird. Die Menge des zugeführten Schmiermittels kann somit leicht entsprechend der Art des Kompressors verändert werden. Die gleiche Funktion wird erreicht, indem ein Verbindungsloch eine Rückhalteeinrichtung oder dergleichen, die mit dem Auslaßanschluß 20a fluchtet, geöffnet wird, welche Rückhalteeinrichtung oder dergleichen als ein Gleitelement in die Stirnfläche 7e des Gehäuses 7, das die Gleiteinheit 22 bildet, eingesetzt ist.

Bei der dargestellten ersten Ausführungsform ist die intermittierende Ölzführungseinrichtung mit dem Auslaßanschluß 20a an der Gleiteinheit 22 zwischen der Rückfläche 9g der Stirn- bzw. Endplatte 9d der bewegbaren Spirale 9 und der Stirnfläche 7e des Kompressorgehäuses 7 ausgebildet. Als eine Alternative kann die intermittierende Ölzführungseinrichtung zwischen der anderen Fläche, d. h. der Vorderfläche 9i der Stirn- bzw. Endplatte 9d der bewegbaren Spirale 9, und einem vorstehenden Bereich ausgebildet sein, der nicht dargestellt ist und so ausgebildet ist, daß er sich der Stirn- bzw. Endplatte 11d der festgelegten Spirale 11 in entgegengesetzter Beziehung zu der Vorderfläche 9i erstreckt. Auch ist das Merkmal der ersten Ausführungsform nicht auf den mittels eines Elektromotors angetriebenen Kompressor des Spiraltyps, der in seiner Gesamtheit gemäß Darstellung umschlossen ist, beschränkt, sondern auch bei einem offenen CO<sub>2</sub>-Kompressor des Spiraltyps anwendbar.

Fig. 3 ist eine vordere Längs-Schnittansicht durch einen CO<sub>2</sub>-Kompressor des Taumelscheibentyps, der als ein offener Typ konfiguriert ist, dies gemäß einer zweiten Ausführungsform der Erfindung. In Fig. 3 bezeichnet das Bezugssymbol 31 ein vorderes Gehäuse, bezeichnet das Bezugssymbol 32 eine an einer Welle 33 angebrachte Taumelscheibe, bezeichnet das Bezugssymbol 34 einen Zylinderblock, bezeichnet das Bezugssymbol 34a eine Vielzahl von in dem Zylinderblock 34 parallel zu der Welle 33 ausgebildeten Zylinderbohrungen, bezeichnet das Bezugssymbol 35 einen in eine Zylinderbohrung 34a verschiebbar eingesetzten Kolben, bezeichnet das Bezugssymbol 36 einen Schuh, der an demjenigen Bereich des Kolbens 35 angeordnet ist, wo er verschiebbar mit der Taumelscheibe 32 verbunden ist, bezeichnet die Bezugssymbole 37a, 37b Radiallager zum axialen Abstützen der Welle 33, bezeichnen die Bezugssymbole 38a, 38b Schublager, und bezeichnet das Bezugssymbol 39 eine Ventilplatte.

Das Bezugssymbol 40 bezeichnet ein hinteres Gehäuse, das an einem Ende des Zylinderblocks 34 mit der Ventilplatte 39 in dazwischen liegender Anordnung angebracht ist. Das hintere Gehäuse 40 besitzt eine darin ausgebildete Einlaßkammer 40a. Ein Einlaßanschluß 40b zur Aufnahme des CO<sub>2</sub>-Gases, das zu komprimieren ist, ist in der Einlaßkammer 40a angeordnet. Des weiteren ist ein Ölabscheider 41 an dem rückwärtigen Teil des hinteren Gehäuses 40 angebracht. Diese Bauteile sind einstückig über eine durchgehende Schraube oder dergleichen, die nicht dargestellt ist, miteinander befestigt. Der Ölabscheider 41 besitzt einen darin ausgebildeten Raum zum Abscheiden des Schmiermittels aus dem CO<sub>2</sub>-Kühl- bzw. Kältemittel unter Druck. Der untere Teil des Ölabscheiders 41 bildet einen Ölbehälter 41a, und sein oberer Teil bildet eine Einlaßkammer 41b. Ein Auslaßanschluß 41c, der mit dem Kühlzyklus des Klimati-

sierungssystems, das nicht dargestellt ist, in Verbindung steht, ist in dem oberen Teil des Ölabscheiders 41 ausgebildet. Das Bezugszeichen 42 bezeichnet eine Dichtung, das Bezugszeichen 43 bezeichnet ein Einlaßventil, und das Bezugszeichen 44 bezeichnet ein Auslaßventil.

Das Merkmal der zweiten Ausführungsform besteht darin, daß ein Ölweg 45a, der zu der Wandfläche der Zylinderbohrung 34a hin offen ist, durch den Ölbehälter 41a des Ölabscheiders 41, das rückwärtige Gehäuse 40, die Dichtung 42 und den Zylinderblock 34 in dieser Reihenfolge hindurch ausgebildet ist. Der Kolben 35 ist mit einem Ölweg 45b in radialer Richtung in einer solchen Position ausgebildet, das er mit dem Ölweg 45a in Verbindung steht, wenn sich der Kolben 35 etwa an dem unteren Totpunktzentrum befindet. Des weiteren ist die Welle 33 mit einem Ölweg 45c ausgebildet, der mit den eine Schmierung erfordern Teilen einschließlich der Radiallager 37a, 37b, der Schublager 38a, 38b und einer Wellendichtung 46 in Verbindung steht. Wenn die Ölwege 45a, 45b, die oben beschrieben worden sind, miteinander in Verbindung stehen, kommt der Ölweg 45c dazu, eine Verbindung mit diesen Ölwege über einen Ölweg 45d, der in dem Zylinderblock 34 ausgebildet ist, herzustellen, um dadurch das Schmiermittel aufzunehmen.

Das Bezugszeichen 45e bezeichnet einen Ölweg, der von dem Ölweg 45b abweigt, zum Zuführen des Schmiermittels zu den Gleitkontaktflächen der Taumelscheibe 32 und des Schuhs 36. Der Ölweg 45a, der in dem oberen Teil des Zylinderblocks 34 ausgebildet ist, stellt auch eine Verbindung mit dem unteren Ölweg 45a her, um das Schmiermittel von dem Ölbehälter 41a über einen Ölweg, beispielsweise 30 eine Ölnut, die nicht dargestellt ist, aufzunehmen, die entlang der Fläche ausgebildet ist, an der die Dichtung 42 der Ventilplatte 39 angebracht ist.

Solange die Taumelscheibenkammer 47, die die Taumelscheibe 42 enthält weiterhin die Verbindung mit der Einlaßkammer 40a in dem rückwärtigen Gehäuse 40 über einen Weg, der nicht dargestellt ist, aufrechthält, steht die Taumelscheibenkammer 47 unter dem Einlaßdruck während der Arbeit. Beim Fehlen eines solchen Ölweges nimmt jedoch die Taumelscheibenkammer 47 natürlicherweise einen mittleren Druck zwischen dem Abgabedruck der Auslaßkammer 41b und dem Einlaßdruck der Einlaßkammer 40a an. Daher ist der Druck der Taumelscheibenkammer 47 niedriger als der Abgabedruck. Folglich wird bei dem in Fig. 3 dargestellten Beispiel das in dem Ölbehälter 41a gespeicherte 45 Schmiermittel unter Druck an die eine Schmierung erfordern Teile infolge des Differenzdrucks abgegeben, der oben beschrieben worden ist; dies nur dann, wenn einer der Kolben 35 die Nachbarschaft des unteren Druckpunktzentrums erreicht und die Ölwege 45a, 45d des Zylinderblocks 34 mit dem Ölweg 45b des Kolbens 35 in Verbindung stehen. Folglich wird das Schmiermittel intermittierend zugeführt, und wird die Menge des zugeführten Schmiermittels ordnungsgemäß eingestellt ohne irgendwelche druckreduzierenden Teile, wie beispielsweise ein Einschnürungselement, in den Ölwege, wodurch im wesentlichen die gleiche Wirkung wie bei der ersten Ausführungsform erreicht wird.

Obwohl nicht dargestellt, kann bei einem CO<sub>2</sub>-Kompressor mit einem Kolbenring, der an dessen Kolben angeordnet ist, als eine Modifikation der zweiten Ausführungsform eine intermittierende Ölzführungseinrichtung aus einer Öffnung des Ölweges, der in der Zylinderbohrung ausgebildet ist, aus der zylindrischen Fläche des Kolbens und der Gleitfläche des Kolben rings unter Verwendung der Kolbenring-nut als cincm Teil der Ölwegs konfiguriert sein. Auch kann wie bei der ersten und bei der zweiten Ausführungsform ein von dem Elektromotor angetriebener umschlossener Kompressor des Kolbentyps vorgesehen sein.

## Patentansprüche

1. CO<sub>2</sub>-Kompressor zum Komprimieren des CO<sub>2</sub>-Gases, das in dem Kühlzyklus eines Klimatisierungssystems verwendet wird, das CO<sub>2</sub> als Kühl- bzw. Kältemittel verwendet, umfassend:

ein Gehäuse (1) zum Abdecken mindestens der Hauptteile;

ein festgelegtes Element (11), das mit dem Gehäuse (1) einstückig ausgebildet ist und stationär verbleibt;

ein bewegbares Element (9), das gegenüber dem festgelegten Element (11) verschiebbar ist, zur Ausbildung mindestens einer Arbeitskammer als einem Raum mit dem festgelegten Element (11) zum Komprimieren des Kühl- bzw. Kältemittels, wobei das bewegbare Element (9) zum Vergrößern oder Komprimieren der Arbeitskammer angetrieben ist;

ein Abscheidungsmittel, das zum Abscheiden des mit dem Kühl- bzw. Kältemittel vermischten Schmiermittels aus dem abgegebenen Kühl- bzw. Kältemittel ausgebildet ist;

einen Schmiermittelbehälter (21), der mit dem Abscheidungsmittel zur Aufnahme des abgeschiedenen Schmiermittels unter Druck verbunden ist;

mindestens einen Ölweg, der sich von dem Ölbehälter (21) aus in Richtung zu den Teilen, die eine Schmierung erforderlich machen, hin erstreckt zur Führung des Schmiermittels, das den Druck des Kühl- bzw. Kältemittels auf der Abgabeseite unter Druck gesetzt ist, von dem Ölbehälter aus zu den Teilen hin;

einer intermittierende Ölzführungseinrichtung, in der ein Teil des Ölweges, der zu der Fläche des festgelegten Elementes (11) offen ist, durch das bewegbare Element (9) geöffnet oder geschlossen wird, um dadurch zu ermöglichen, das das Schmiermittel intermittierend unter Druck zu den eine Schmierung erfordernden Teil von dem Ölbehälter (21) aus hindurchtreten kann.

2. CO<sub>2</sub>-Kompressor nach Anspruch 1, der einen CO<sub>2</sub>-Kompressor des Spiraltyps bildet,

wobei die intermittierende Ölzführungseinrichtung zwischen einer Stirn- bzw. Endplatte einer bewegbaren Spirale (9), die das bewegbare Element (9) bildet, und einem Teil des Gehäuses (1) konfiguriert ist, das das festgelegte Element (11) in gegenüberliegender Beziehung zu der Stirn- bzw. Endplatte bildet, und

wobei die Öffnung des Ölweges, die an der Fläche des Teils des Gehäuses geöffnet ist, durch die umlaufende Stirn- bzw. Endplatte geöffnet oder geschlossen wird.

3. CO<sub>2</sub>-Kompressor nach Anspruch 2, wobei sich die Fläche des genannten Teils des Gehäuses (1) in einer gegenüberliegender Beziehung zu der Rückseite der Stirn- bzw. Endplatte der bewegbaren Spirale (9) zur Bildung der intermittierenden Ölzführungseinrichtung befindet.

4. CO<sub>2</sub>-Kompressor nach Anspruch 2, wobei sich die Fläche des genannten Teils des Gehäuses (1) in einer gegenüberliegender Beziehung zu der Vorderseite der Stirn- bzw. Endplatte der bewegbaren Spirale (9) zur Bildung der intermittierenden Ölzführungseinrichtung befindet.

5. CO<sub>2</sub>-Kompressor nach Anspruch 1, der einen CO<sub>2</sub>-Kompressor des Kolbentyps mit mindestens einem Kolben bildet, der hin- und herbewegbar ist, wobei die intermittierende Ölzführungseinrichtung zwischen dem das bewegbare Element (9) bildenden Kolben (35) und einer Zylinderbohrung (34a) konfiguriert ist, und die das festgelegte Element (11) bildet, in die der Kolben (35) verschiebbar eingesetzt ist, und der Ölweg

durch die hin- und hergehende Tätigkeit des Kolbens (35) geöffnet und geschlossen wird.

6. CO<sub>2</sub>-Kompressor nach Anspruch 1, der einen CO<sub>2</sub>-Kompressor des Kolbentyps mit mindestens einem Kolben (35) bildet, der hin- und herbewegbar ist, wobei die intermittierende Ölzführungseinrichtung zwischen einem Kolbenring, der das bewegbare Element (9) bildet und an dem Kolben (35) angeordnet ist, und einer Zylinderbohrung (34a), die das festgelegte Element (9) bildet und in die der Kolben (35) verschiebar eingesetzt ist, konfiguriert ist und der Ölweg durch die hin- und hergehende Tätigkeit des Kolbens (35) geöffnet und geschlossen wird.

7. CO<sub>2</sub>-Kompressor nach Anspruch 6, wobei ein Teil des Ölwegs aus einer Kolbenringnut, die in dem Kolben (35) ausgebildet ist und an der der Kolbenring angebracht ist, konfiguriert ist.

Hierzu 3 Seite(n) Zeichnungen

5

10

20

25

30

35

40

45

50

55

60

65

**- Leerseite -**

Fig. 1

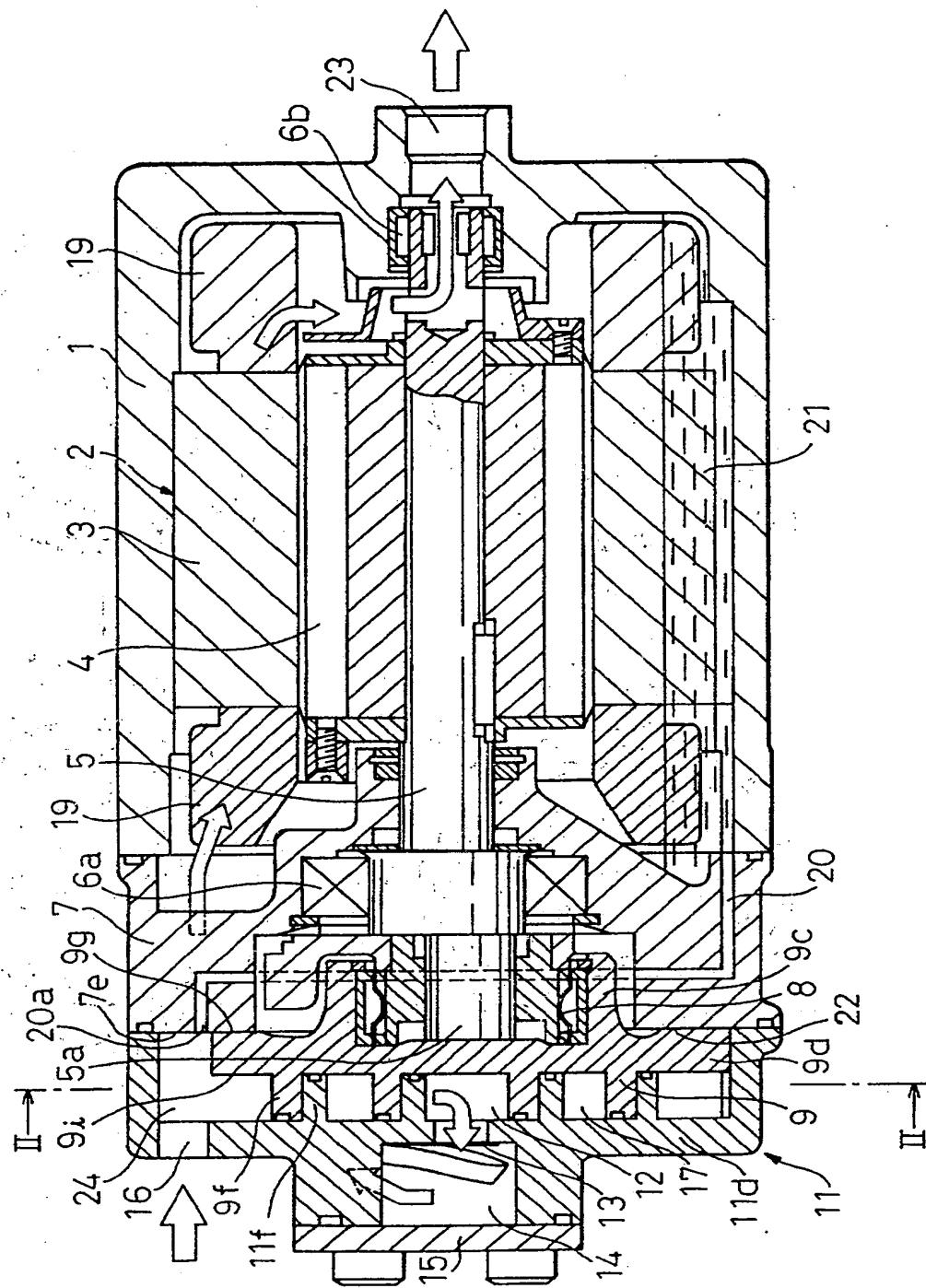


Fig. 2

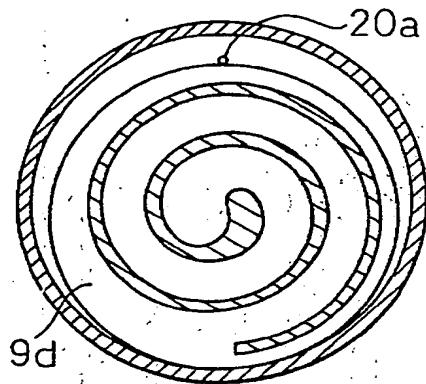
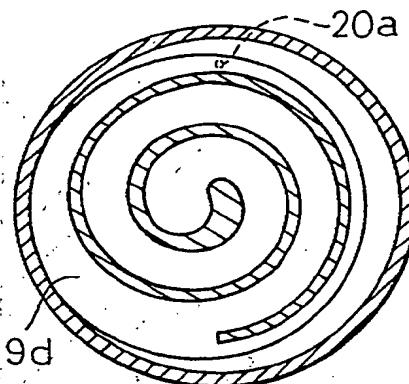
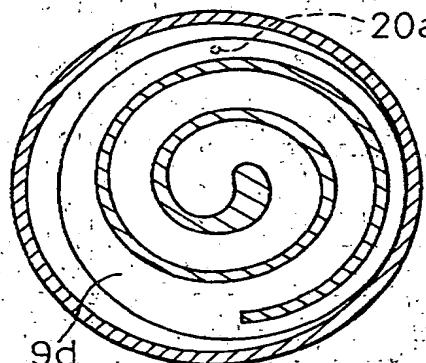
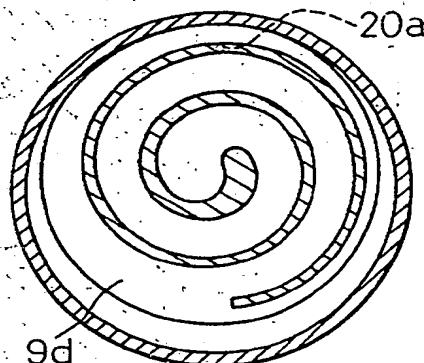
(a)  $0^\circ$ (b)  $90^\circ$ (d)  $270^\circ$ (c)  $180^\circ$ 

Fig.3

